

Gas turbine assembly, for a power station, has coolants for the combustion air which also keep the critical turbine components at a temperature below the maximum heat safety levels

Patent number: DE10134612 (A1)

Publication date: 2002-09-05

Inventor(s): BRAUN JOST [DE]; HOFFMANN JUERGEN [CH]

Applicant(s): ALSTOM SWITZERLAND LTD [CH]

Classification:

- international: *F01K23/10; F02C7/143; F02C7/18; F02C9/00; F01K23/10; F02C7/12; F02C7/16; F02C9/00; (IPC1-7): F02C7/141; F02C9/28*

- european: F02C7/143; F02C7/18C

Application number: DE20011034612 20010717

Priority number(s): DE20011034612 20010717; DE20011009430 20010227

Also published as:

EP1234962 (A2)

EP1234962 (A3)

EP1234962 (B1)

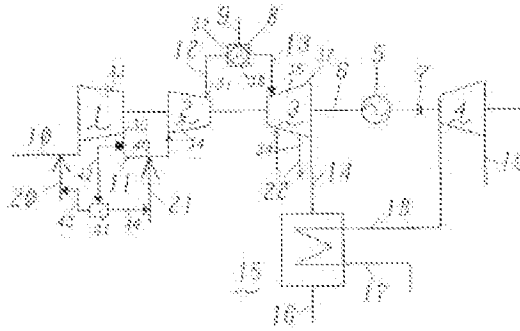
US2002178731 (A1)

US6705073 (B2)

[more >>](#)

Abstract of DE 10134612 (A1)

The gas turbine assembly has a cooling system for the combustion air, using a suitable coolant (20,21). At least a part of the air mass flow is cooled before or within the compressor (1,2) so that critical temperatures are not breached at critical points (30-38) e.g. at the outlet from the compressor or at other turbine components. The cooling reduces the air and/or component temperatures below the maximum thermal resistance ability of the turbine component materials. Thermal sensors (40) are at least at one of the critical points, to give measured temperature values (42) to control (41) the coolants.



Data supplied from the **esp@cenet** database — Worldwide



①⑨ **BUNDESREPUBLIK
DEUTSCHLAND**



**DEUTSCHES
PATENT- UND
MARKENAMT**

⑫ **Offenlegungsschrift**
⑩ **DE 101 34 612 A 1**

⑤① Int. Cl. 7:
F 02 C 7/141
F 02 C 9/28

②① Aktenzeichen: 101 34 612.3
②② Anmeldetag: 17. 7. 2001
④③ Offenlegungstag: 5. 9. 2002

DE 101 34 612 A 1

⑥⑥ Innere Priorität:
101 09 430. 2 27. 02. 2001

⑦① Anmelder:
ALSTOM (Switzerland) Ltd., Baden, CH

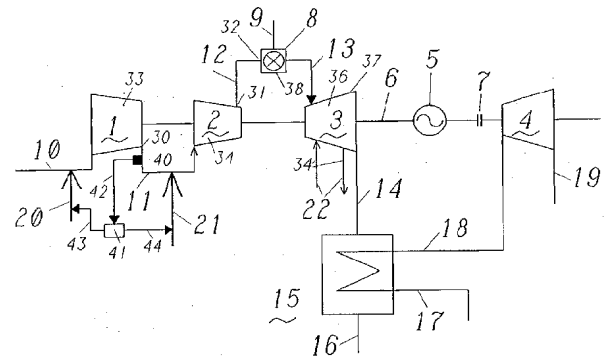
⑦④ Vertreter:
Rösler, U., Dipl.-Phys.Univ., Pat.-Anw., 81241
München

⑦② Erfinder:
Braun, Jost, Dr., 79761 Waldshut-Tiengen, DE;
Hoffmann, Jürgen, Dr., Rieden, CH

Die folgenden Angaben sind den vom Anmelder eingereichten Unterlagen entnommen

⑤④ Gasturbinenanlage und Verfahren zur Begrenzung eines kritischen Prozesswertes

⑤⑦ Bei einer Gasturbinenanlage mit wenigstens einem, Ansaugluft (10) komprimierenden, Verdichter (1, 2), mit wenigstens einem, die vom Verdichter (1, 2) komprimierte Ansaugluft (12) erheizenden Bauteil zur Wärmezufuhr (8), mit wenigstens einer, die heiße Luft (13) aus dem Bauteil zur Wärmezufuhr (8) als Arbeitsmedium nutzenden Gasturbine (3) und mit wenigstens einem an die Gasturbine (3) gekoppelten Generator (5), wobei Kühlmittel (20, 21) vorhanden sind, welche die Kühlung von wenigstens einem Teil der Ansaugluft (10) und/oder einem Teil von teilkomprimierter Ansaugluft (11) innerhalb des wenigstens einen Verdichters (1, 2) erlauben, wird eine materialschonende, ökonomische und optimale Kühlung der Bauteile dadurch erreicht, dass die Kühlmittel (20, 21) geeignet sind, wenigstens einen Teil des Luftmassenstromes vor oder innerhalb des Verdichters (1, 2) derart abzukühlen, dass die Luft- und/oder Bauteiltemperatur an kritischen Stellen (30-38), wie am Austritt des Verdichters (1, 2) oder an einem anderen Bauteil der Gasturbinenanlage, einen festgelegten, von der thermischen Widerstandsfähigkeit des dortigen Bauteilmaterials vorgegebenen, maximalen Temperaturwert nicht überschreitet, und dass an wenigstens einer der kritischen Stellen (30, 38) Temperaturmessvorrichtungen (40) angeordnet sind, deren gemessener Temperaturwert (42) zur gezielten Regelung oder Steuerung der Kühlmittel (20, 21) eingesetzt wird.



DE 101 34 612 A 1

TECHNISCHES GEBIET

[0001] Die vorliegende Erfindung betrifft eine Gasturbinenanlage mit geregelter Ansaugluft- oder Verdichterluftkühlung, sowie ein Verfahren zum Betrieb einer derartigen Gasturbinenanlage.

STAND DER TECHNIK

[0002] Zur flächendeckenden Energieversorgung werden stationäre Kraftwerksanlagen eingesetzt, die, je nach Bauart, fossile, nukleare oder regenerative Primär-Energieträger in elektrischen Strom umwandeln, der in Leitungsnetze zur öffentlichen oder privaten Energieversorgung eingespeist wird. Wegen der immer noch ungelösten Probleme bei der Nutzung regenerativer Energieträger (mangelnde Verfügbarkeit beispielsweise bei Windkraft, geringe Effizienz, sowie bei Kernkraft die Entsorgung abgebrannter Brennelemente) kommt der Nutzung fossiler Energieträger – Kohle, Erdöl, Erdgas – nach wie vor wesentliche Bedeutung zu.

[0003] Für die Stromerzeugung in Kraftwerksanlagen ist der Einsatz von erdgas- oder erdölbefeuerten Gasturbinen besonders günstig. Durch die konsequente Nutzung der Co-Generation bzw. Nutzung der anfallenden Abwärme als Prozesswärme werden Gesamtwirkungsgrade von deutlich über 50 Prozent erreicht, was mit Abstand der beste Wert für die Nutzung fossiler Energieträger ist. Ein nicht zu unterschätzendes Problem dieser Art von Anlagen ist es, dass die resultierenden Hauptdaten (Leistung und Wirkungsgrad) eine starke Abhängigkeit von der Umgebungstemperatur aufweisen. Diese Abhängigkeit von der Umgebungstemperatur ist meistens den Anforderungen des Kunden sogar entgegengesetzt, da die Anlagen dadurch bei hohen Umgebungstemperaturen weniger Strom mit schlechterem Wirkungsgrad erzeugen.

[0004] Diesem grundsätzlichen Betriebsverhalten können sich dann zusätzlich notwendige Schutz- oder Regularien überlagern. Dies etwa, wenn die ohnehin schon hohen Temperaturen am Verdichterende oder innerhalb des Verdichters, wie sie auf Grund der heute angewendeten hohen Druckverhältnisse auftreten, durch eine hohe Ansaugtemperatur über einen limitierenden Wert angehoben werden. Die hohen Temperaturen an diesen kritischen Stellen führen dazu, dass die thermische Belastbarkeit der dort vorhandenen Bauteile überschritten wird, so dass einzelne vom Hersteller angegebene Bauteillebensdauerwerte nicht mehr gewährleistet werden können.

[0005] Im Stand der Technik wird dann üblicher Weise die Temperatur dadurch begrenzt, dass man über eine geeignete Massnahme den Verdichterenddruck und damit die Temperatur absenkt. Nachdem dieser vor allem über die Schluckfähigkeit der Turbine bestimmt wird, kommen als geeignete Massnahmen nur eine Reduktion der Ansaugmenge und/oder eine Reduktion sekundär eingebrachter Stoffströme (z. B. Wasser oder Dampf in die Brennkammer) und/oder eine Reduktion der Eintrittstemperatur in die Turbine in Frage. Alle Massnahmen, wie auch eine Kombination von Massnahmen, führen zu weiter reduzierten Leistungs- und Wirkungsgradwerten der Anlage, was den eigentlichen Nutzen der Anlage für den Eigentümer schmälert.

[0006] Bekannt im Stand der Technik ist z. B. das sogenannte Intercooling-Verfahren, bei welchem zur Erniedrigung der Temperatur der Ansaugluft der Luftstrom zwischen Booster und Hochdruckkompressor abgekühlt wird. Die Kühlung kann dabei durch Wärmetauscher oder durch das Einspritzen von Kühlmittel, wie z. B. Wasser gesche-

hen.

[0007] So beschreibt z. B. die US 6,012,279 ein derartiges Verfahren zur Kühlung der teilkomprimierten Luft zwischen Niederdruckverdichter und Hochdruckverdichter durch Einspritzung von Wasser. Diese Einspritzung führt dazu, dass sowohl die Temperatur des Luftstroms beim Austritt des Hochdruckkompressors reduziert wird, als auch die Temperatur in der Brennkammer.

[0008] Die US 5,463,873 beschreibt ausserdem die Verdampfungskühlung der Ansaugluft einer Gasturbine, bei welcher die Menge des eingespritzten Wassers derart eingestellt wird, dass die Sättigungsgrenze von Wasser im Luftstrom der Turbine nicht überschritten wird. Da zum Schutz der Gasturbine eine derartige Einspritzkühlung normalerweise deionisiertes Wasser verwendet, welches teuer ist, ist die Regelung darauf ausgerichtet, stets die optimale Wassermenge einzuspritzen, um einerseits die Kosten niedrig zu halten, die Kondensation von Wasser in der Gasturbine zu vermeiden, und um auf der anderen Seite den Druckabfall der Ansaugluft auf dem minimal notwendigen Wert zu halten.

DARSTELLUNG DER ERFINDUNG

[0009] Die objektive Aufgabe der Erfindung besteht somit darin, eine Gasturbinenanlage, d. h. insbesondere ein Gasturbinenkraftwerk, ein Kombikraftwerk, oder eine Cogenerationsanlage, mit wenigstens einem Ansaugluft komprimieren Verdichter, mit wenigstens einem die vom Verdichter komprimierte Ansaugluft erheizenden Bauteil, welches Bauteil insbesondere eine Brennkammer oder ein Katalysator ist, mit wenigstens einer die heisse Luft aus dem Bauteil zur Wärmezufuhr als Arbeitsmedium nutzenden Turbine, und mit wenigstens einem an die Gasturbine gekoppelten Generator, wobei Kühlmittel vorhanden sind, welche die Kühlung von wenigstens einem Teil der Ansaugluft und/oder einem Teil von teilkomprimierter Ansaugluft innerhalb des wenigstens einen Verdichters erlauben, sowie ein Verfahren zu deren Betrieb zur Verfügung zu stellen. Dabei soll sichergestellt werden, dass die thermische Belastbarkeit von Bauteilen an kritischen Stellen im Luftpfad der Gasturbine nicht überschritten wird, und dass gleichzeitig Kühlmittel zur Kühlung des Ansaugluftstromes oder auch des Luftstromes innerhalb des Verdichters oder zwischen verschiedenen Stufen von Verdichtungen möglichst wirtschaftlich und optimal, sowohl in Bezug auf die externen Bedingungen als auch in Bezug auf den internen Gasturbinenprozess, eingesetzt werden.

[0010] Die US 6,012,279 kann diese Aufgabe nicht lösen, weil in dieser der Einsatz von Intercooling respektive von Einspritzung von Wasser in den Ansaugluftpfad, die beiden gegebenenfalls in Kombination, beschrieben wird, nicht aber, wie diese Einspritzung respektive Kühlung mit einem Wärmetauscher optimal in Bezug auf externe wie auch interne Bedingungen gefahren werden soll.

[0011] Die US 5,463, 873 kann diese Aufgabe auch nicht lösen, da in dieser Schrift nur die Abstimmung der Einspritzung auf den Sättigungswert im Ansaugluftpfad beschrieben wird, d. h. eine Regelung, bei welcher die Einspritzung auf einen Wert geregelt wird, welcher unterhalb der Sättigungsgrenze von Wasser im Arbeitsmediumpfad liegt.

[0012] Die vorliegende Erfindung löst die Aufgabe, indem auf der einen Seite die Kühlmittel derart ausgelegt werden, dass sie in der Lage sind, bei den üblichen Bedingungen den Ansaugluftpfad der Gasturbine in einem Masse zu kühlen, dass kritische Temperaturwerte an kritischen Stellen nicht überschritten werden, und dass auf der anderen Seite die Kühlmittel direkt in Abhängigkeit der Temperatur-

werte an kritischen Stellen geregelt angesteuert werden.

[0013] Gegenstand der Erfindung ist folglich eine Gasturbinenanlage, der obengenannten Art, bei welcher die Kühlmittel geeignet sind, wenigstens einen Teil des Luftmassenstromes vor oder innerhalb des Verdichters derart abzukühlen, dass die Luft- und/oder Bauteiltemperatur an kritischen Stellen einen festgelegten, von der thermischen Widerstandsfähigkeit des bei den kritischen Stellen angeordneten Bauteilmaterials vorgegebenen, maximalen Temperaturwert nicht überschreitet, und dass bei wenigstens einer der kritischen Stellen Temperaturmessvorrichtungen angeordnet sind, deren gemessener Temperaturwert zur gezielten Regelung oder Steuerung der Kühlmittel eingesetzt wird.

[0014] Der Kern der Erfindung besteht somit darin, dass eine gezielte Regelung der Kühlmittel vorgesehen wird. Die Regelung ist darauf optimiert, dass effektiv die tatsächlich an den kritischen Stellen auftretenden Temperaturwerte gemessen und als Regelparameter verwendet werden. So wird sichergestellt, dass die Kühlmittel nur gerade im wirklich notwendigen Masse, d. h. nur so, wie in Bezug auf die kritischen Stellen tatsächlich erforderlich, eingesetzt werden. Auf diese Weise wird der Einsatz von Kühlmitteln minimiert, respektive die durch die Kühlung bewirkte Reduktion des Gesamtwirkungsgrades der Gasturbinenanlage über den Gesamtprozess auf dem minimal erforderlichen Wert gehalten.

[0015] Eine erste bevorzugte Ausführungsform der erfindungsgemässen Gasturbinenanlage ist dadurch gekennzeichnet, dass zur gezielten Regelung oder Steuerung der Kühlmittel nicht die Temperatur an einer der kritischen Stellen gemessen wird, sondern eine andere messbare Grösse des Gasturbinenprozesses, welche indirekt ein Mass für den festgelegten, maximalen Temperaturwert an wenigstens einer der kritischen Stellen darstellt. Es ist mit anderen Worten auch möglich, die Temperatur nicht direkt an der kritischen Stelle zu messen, sondern an deren Stelle einen anderen Prozesswert als Regelgrösse zu nehmen, welcher Prozesswert aber eine bestimmbar Funktion des Temperaturwertes an wenigstens einer der kritischen Stellen ist.

[0016] Eine weitere bevorzugte Ausführungsform weist einen Niederdruckverdichter und einen Hochdruckverdichter auf, und bevorzugt wird wenigstens ein Teil der aus dem Niederdruckverdichter austretenden, teilkomprimierten Ansaugluft von den Kühlmitteln gekühlt. Weiterhin bevorzugt sind die Kühlmittel in der Lage, die gesamte teilkomprimierte Ansaugluft genügend zu kühlen. Die Kühlmittel können aber auch alternativ oder zusätzlich derart ausgelegt werden, dass die gesamte Ansaugluft gekühlt werden kann.

[0017] Eine weitere bevorzugte Ausführungsform weist zusätzlich wenigstens einen Abhitzeessel sowie insbesondere bevorzugt weiterhin wenigstens eine Dampfturbine auf, wobei der Abhitzeessel mit den aus der Gasturbine austretenden heissen Abgasen Dampf zum Betrieb der Dampfturbine erzeugt, und wobei insbesondere bevorzugt Gasturbine, Generator und Dampfturbine auf einer gemeinsamen Welle gelagert sind. Die obige Bauweise lässt sich mit anderen Worten gut bei sogenannten single-shaft Anlagen einsetzen.

[0018] Die Kühlmittel können dabei in unterschiedlichster Form vorgesehen werden. Auf der einen Seite ist es denkbar, einen von einem gekühlten Medium durchströmten Wärmetauscher vorzusehen, wobei dann die Temperatur des Kühlmediums in oder am Wärmetauscher und/oder die Menge des Kühlmediums durch den Wärmetauscher zur Begrenzung der gemessenen, vorgegebenen Temperatur geregelt wird. Es ist aber auch möglich, einen an der Oberfläche

benetzten Verdunstungskühler vorzusehen, wobei dann die über die Oberfläche des Kühlers geleitete Wassermenge zur Begrenzung der gemessenen Temperatur geregelt wird. Oder aber es kann alternativ oder zusätzlich als Kühlmittel wenigstens eine Düse vorgesehen werden, mit welcher Wasser oder eine andere geeignete Flüssigkeit, oder aber auch ein Flüssigkeitsgemisch, fein verteilt eingedüst werden kann. In diesem Fall wird die über die Düsen eingedüste Wasser- oder Flüssigkeitsmenge zur Begrenzung der gemessenen Temperatur geregelt. Dabei kann insbesondere bevorzugt zusätzlich zur Kühlwirkung durch Verdunstung zusätzlich regelmässig oder sogar andauernd die auf Grund der Wirkungsgradsteigerung temperaturabsenkende Wirkung einer Nassreinigung der Verdichterschaukeln während des Betriebes eingesetzt werden, indem regelmässig oder dauerhaft bewusst mehr Wasser eingedüst wird als es der Sättigungsgrenze der Luft entspricht.

[0019] Vorzugsweise aber nicht abschliessend handelt es sich bei den kritischen Stellen um folgende Bereiche innerhalb einer Gasturbinenanlage: am Verdichterende, im Verdichterdiffusor, im Plenum vor Eintritt in die erste Brennkammer, an einer Stelle innerhalb des Verdichters, an einer Luftentnahmestelle des Verdichters, im Kühlsystem zur Turbinenkühlung, am Metall des Rotors, am Metall des Gehäuses der Gasturbine, am Metall der Schaufeln des Verdichters, am Metall an Bauteilen der Brennkammer. Insbesondere als kritisch erweist sich dabei der Verdichteraustritt.

[0020] Weitere bevorzugte Ausführungsformen der vorliegenden Gasturbinenanlage ergeben sich aus den abhängigen Ansprüchen.

[0021] Ausserdem betrifft die vorliegende Erfindung ein Verfahren zum Betrieb einer Gasturbinenanlage, wie sie oben beschrieben ist. Insbesondere werden bei einem derartigen Verfahren die an den kritischen Stellen gemessenen Temperaturwerte einer Regeleinheit zugeführt (meist ein Computer), welche dann ihrerseits die Kühlmittel steuert. Die Regelung wird dabei insbesondere derart gestaltet, dass diejenige Messung die Führung der Regelung übernimmt, die als erstes den ihr zugewiesenen maximalen Wert erreicht. Ausserdem wird bevorzugt die Regelung so eingestellt, dass die Kühlmittel bereits in einem gewissen Abstand, d. h. unterhalb des maximalen Wertes, geregelt werden.

[0022] Eine besonders bevorzugte Ausführungsform des Verfahrens ist dadurch gekennzeichnet, dass die führende Grösse indirekt aus mindestens einer oder aus einer Kombination von mehreren Messwerten berechnet wird, insbesondere bevorzugt indem die Temperatur über eine Messung des Kompressor- oder Zwischendrucks, gegebenenfalls unter zusätzlicher Berücksichtigung der ambienten Umgebungstemperatur, ermittelt wird, oder indem die Position von mindestens einer verstellbaren Verdichtervorleitreihe, gegebenenfalls unter zusätzlicher Berücksichtigung der ambienten Umgebungstemperatur, verwendet wird, um den Betriebszustand, d. h. eine Temperaturabschätzung der kritischen Stellen zu ermitteln.

[0023] Weitere bevorzugte Ausführungsformen des genannten Verfahrens ergeben sich aus den abhängigen Ansprüchen.

KURZE ERLÄUTERUNG DER FIGUREN

[0024] Die Erfindung soll nachfolgend anhand von Ausführungsbeispielen im Zusammenhang mit den Zeichnungen näher erläutert werden. Es zeigen:

[0025] Fig. 1 eine schematische Darstellung einer Gasturbinenanlage mit Ansaugluft- und/oder Verdichterluftkühlung; und

[0026] Fig. 2 eine schematische Darstellung einer Gasturbinenanlage mit regelbarer Ansaugluft- und/oder Verdichtungs- und/oder Verdrückerluftkühlung.

WEGE ZUR AUSFÜHRUNG DER ERFINDUNG

[0027] Fig. 1 zeigt eine Gasturbinenanlage, bei welcher in einem Niederdruckverdichter 1 über die Luftansaugung 10 angesaugte atmosphärische Luft in einer ersten Stufe komprimiert wird, und anschliessend in einem Hochdruckverdichter 2 weiter verdichtet wird. Die komprimierte Ansaugluft 12 wird anschliessend der Brennkammer 8 zugeführt. In der Brennkammer 8 wird die Ansaugluft mit über die Brennstoffzuführung 9 zugeführtem Brennstoff vermischt, und das Gemisch verbrannt. Dabei kann es sich um die Verbrennung flüssiger oder gasförmiger Brennstoffe auf eine Arbeitstemperatur von typischerweise über 1000 Grad Celsius handeln.

[0028] Anstelle der Brennkammer (8) ist es auch möglich einen Katalysator oder einen Wärmetauscher vorzusehen, ganz allgemein betrachtet muss es sich einfach um ein Bauteil zur Wärmezufuhr handeln. Die heisse Verbrennungsluft 13 wird dann der Gasturbine 3 zugeführt und dort entspannt. Meist wird die von der Gasturbine 3 ausgestossene Abgasluft 14 einen Abhitzekegel 15 zugeführt, bevor sie über einen Auslass 16 an die Atmosphäre abgegeben wird. Im Abhitzekegel 15 wird die in der Abgasluft 14 enthaltene Restwärme zur Erzeugung von Dampf für eine Dampfturbine 4 verwendet. Dies geschieht so, dass Wasser in einer Leitung 17 zum Abhitzekegel 15 geführt wird, das Wasser in Abhitzekegel 15 verdampft, und über eine Leitung 18 der Dampfturbine 4 zugeführt wird. Die Verwendung einer zusätzlichen Dampfturbine führt zu einer signifikanten Erhöhung des gesamten Wirkungsgrades der Anlage. Bei der in Fig. 1 dargestellten Anlage handelt es sich um eine sogenannte Einwellenanlage (single-shaft Anlage), das heisst Verdichter 1 und 2, Gasturbine 3, Dampfturbine 4, und Generator 5 sind alle auf einer gemeinsamen Welle 6 gelagert. Eine Kupplung 7 erlaubt dabei das Abkoppeln der Dampfturbine 4 von den anderen Komponenten.

[0029] Bei einer derartigen Gasturbinenanlage arbeitet die Gasturbine 3 heute normalerweise aus Gründen eines optimierten Prozesswirkungsgrades mit einem Druckverhältnis (höchster auftretender Druck zum Umgebungsdruck) am Auslegungspunkt über dem Wert 13, bei verschiedenen Gasturbinentypen sogar oberhalb von 30. Dies kann am Ende des Verdichters 2, aber auch an anderen kritischen Stellen der gesamten Anlage, Lufttemperaturen hervorrufen, die in Kombination mit dem hohen Druck an die Belastungsgrenze der verwendeten Materialien (Rotorbestandteile, Gehäuse, etc.) gehen. Die thermische Überlastung der an den kritischen Stellen vorhandenen Bauteile führt dazu, dass sich die Lebensdauer derartiger Bauteile dramatisch erniedrigt, und die vom Hersteller angegebenen Bauteillebensdauerwerte nicht mehr gewährleistet werden können. Dieser Fall tritt vor allem dann auf, wenn die Temperatur der Ansaugluft höher ist als am Auslegungspunkt der Gasturbine, also allgemein bei warmem Wetter und insbesondere in Klimazonen mit hoher mittlerer Jahrestemperatur. Der Effekt kann ausserdem verstärkt werden durch andere Massnahmen, wie etwa die bei der Verbrennung flüssiger Brennstoffe zur Emissionskontrolle übliche Wassereinspritzung in die Brennkammer oder die Wasser- oder Dampfeinspritzung zur Leistungssteigerung. Um den ansonsten durch solche maximal zulässige Temperaturen limitierten Betriebsbereich der Gasturbine zu erweitern, werden hier eine Bauweise und ein Verfahren vorgeschlagen, welche es erlauben, ohne Beschränkung der Leistungswerte der Gasturbine, wie sie zum

Beispiel nach dem Stand der Technik über eine verringerte Ansaugmenge beim Schliessen der Vorleitreihe auftreten würden, die Temperatur am Ende des Verdichters unter dem gewünschten Maximalwert zu halten.

[0030] Fig. 1 zeigt ausserdem, wie zur Kühlung der Ansaugluft unterschiedlich eingegriffen werden kann. Auf der einen Seite ist es möglich, eine Kühlung 20 der vom Niederdruckverdichter 1 angesaugten atmosphärischen Luft vorzusehen. Alternativ oder zusätzlich ist es möglich, den Luftpfad zwischen Niederdruckverdichter 1 und Hochdruckverdichter 2 mit einer Kühlung 21 auf eine niedrigere Temperatur zu bringen. Bereits heute sind hierzu verschiedene Bauarten von Kühlungen bekannt. Es kann sich um einen von einem gekühlten Medium durchströmten Wärmetauscher handeln, oder um einen Verdunstungskühler, bei dem die Luft ein befeuchtetes Material großer Oberfläche durchströmt und durch die Verdunstungswirkung abgekühlt wird. Oder aber es kann sich auch um die direkte Einspritzung von Wasser oder einem anderen Medium mit Verdunstungswirkung in den angesaugten Luftstrom handeln. Denkbar sind aber ausserdem auch Kühlverfahren auf elektromagnetischer Basis, auf chemischer Basis oder anderer Art.

[0031] Zur Optimierung der Leistungsabgabe der Gasturbine und eines eventuell angeschlossenen Dampfkreislaufes wird deswegen eine Regelung vorgeschlagen, welche über weite Bereiche des ansonsten durch die maximale Temperatur an den kritischen Stellen limitierten Bereiches diesen Wert kontrolliert, ohne dass dabei zur Begrenzung die Vorleitreihe der Gasturbine geschlossen werden muss, und/oder die Brennstoffzufuhr allein auf Grund kritischer Temperaturwerte verringert werden muss. Sinngemäss kann das Mess- und Regelverfahren natürlich auch auf andere Prozessgrössen als die Temperatur angewendet werden. Diese Prozessgrössen sollten dabei aber einen direkten Bezug zur Temperatur an kritischen Stellen haben, das heisst ein Mass dieser Temperaturen an kritischen Stellen darstellen.

[0032] Fig. 2 zeigt nun, wie erfindungsgemäss eine Regelung der Kühlungsmittel 20 und 21 erfolgen kann. Bei den kritischen Stellen, bei welchen innerhalb einer derartigen Anlage kritische Temperaturen auftreten können, d. h. Temperaturen bei welchen die Bauteile der Anlage die thermische Belastungsgrenze u. U. erreichen, kann es sich um das Ende des Niederdruckverdichters 30, das Ende des Hochdruckverdichters 31, das Plenum vor Eintritt in die erste Brennkammer 32, um Bestandteile im Niederdruckverdichter 1, im Hochdruckverdichter 2, im Kühlsystem 22 zur Gasturbinenkühlung, oder in der Gasturbine 3, oder aber auch um Bestandteile des Gehäuses der Gasturbine 37, der Brennkammer 8, oder um andere von heissem Gas durch- oder angeströmte Bauteile handeln.

[0033] An wenigstens einer, aber bevorzugt an mehreren oder jeder der durch eine zulässige maximale Temperatur limitierten Stellen, deren Temperatur nicht vornehmlich durch die Temperatur des Heissgases nach der Verbrennung bestimmt wird, wird nun vorzugsweise eine Temperaturmessstelle vorgesehen, die gemäss dem erforderlichen Regelgedanken einfach sein kann, genauso aber redundant ausgeführt werden kann. Vom Prinzip her kann anstelle der Temperatur und der Temperaturmessung auch eine andere geeignete Prozessgrösse zur Regelung verwendet werden, solange diese Prozessgrösse indirekt für die Temperatur an den kritischen Stellen verantwortlich zeichnet.

[0034] Beispielhaft ist in Fig. 2 dargestellt, wie der Temperaturwert beim Austritt des Niederdruckverdichters 1 in einer Messstelle 40 gemessen und zur Regelung eingesetzt wird. Dazu wird das Temperatursignal 42 einer Regeleinheit 41 zugeführt. Die Regeleinheit 41, meist ein Computer, verarbeitet das Signal 42 und benutzt es, um über die Leitungen

43 und **44** die Kühlmittel **20** und **21** zu regeln. Wie bereits oben erwähnt, können vorzugsweise eine Vielzahl von Temperaturmessstellen zur Anwendung kommen, und alle die gemessenen Temperatursignale einer einzigen Regeleinheit **41** zugeführt werden, welche dann als Funktion aller Werte die Kühlmittel **20** und **21** ansteuert. Es erweist sich dabei als besonders sinnvoll, diejenige Messung die Führung der Regelung übernehmen zu lassen, die als erstes den ihr zugewiesenen Maximalwert der Temperatur erreicht. Ausserdem sollte, um ein geglättetes und Überschwingverhalten verhinderndes Regelverhalten zu erreichen, die Regelung der Kühlmittel **20, 21** bereits in einem gewissen Abstand, das heisst jeweils unterhalb des zulässigen Maximalwerts einsetzen.

[0035] Die Regelung der Kühlmittel **20, 21** sollte dabei von der Regeleinheit **41** derart eingestellt werden, dass sie bis zum Erreichen eines festen Maximalwertes nach Voreinstellung der gewünschten Sollleistung der Anlage eingestellt wird, ab Erreichen dieses Maximaltemperaturwertes jedoch die Kühlwirkung so geregelt wird, dass der maximale Temperaturwert nicht überschritten wird, und dass erst dann, wenn die Kühlwirkung der Kühlmittel **20, 21** zur Kühlung der kritischen Stellen nicht mehr ausreicht, andere leistungsmindernde Verfahren angewendet werden.

[0036] Für Gasturbinen im geschlossenen Kreislauf kann das Verfahren genauso angewendet werden, indem die Kühlerleistung des Wärmetauschers nach Austritt aus der Turbine und vor Wiedereintritt in den Verdichter entsprechend dem vorgeschlagenen Verfahren geregelt wird. An die Stelle der Brennkammer tritt hier die Wärmezufuhr, z. B. ein Wärmetauscher, der über eine externe Wärmezufuhr den Prozess mit Energie versorgt.

BEZUGSZEICHENLISTE

- 1** Niederdruckverdichter
- 2** Hochdruckverdichter
- 3** Gasturbine
- 4** Dampfturbine
- 5** Generator
- 6** gemeinsame Welle
- 7** Kupplung
- 8** Brennkammer
- 9** Brennstoffzuführung
- 10** Luftansaugung
- 11** teilkomprimierte Ansaugluft
- 12** komprimierte Ansaugluft
- 13** heisse Verbrennungsluft
- 14** Abgasluft
- 15** Abhitzekeessel
- 16** Auslass
- 17** Leitung zum Abhitzekeessel
- 18** Leitung vom Abhitzekeessel
- 19** Auslass der Dampfturbine
- 20** Kühlung bei Luftansaugung
- 21** Kühlung bei teilkomprimierter Ansaugluft
- 22** Kühlsystem zur Gasturbinenkühlung
- 30** Messung am Ende des Niederdruckverdichters
- 31** Messung am Ende des Hochdruckverdichters
- 32** Messung im Plenum vor Eintritt in die erste Brennkammer
- 33** Messung im Niederdruckverdichter
- 34** Messung im Hochdruckverdichter
- 35** Messung im Kühlsystem zur Gasturbinenkühlung
- 36** Messung in der Gasturbine
- 37** Messung am Gehäuse der Gasturbine
- 38** Messung an Bauteilen der Brennkammer
- 40** Temperaturmessvorrichtung

- 41** Regeleinheit
- 42** Output der Temperaturmessvorrichtung
- 43** Regelung von **20**
- 44** Regelung von **21**

Patentansprüche

1. Gasturbinenanlage mit wenigstens einem, Ansaugluft (**10**) komprimierenden Verdichter (**1, 2**), mit wenigstens einem, die vom Verdichter (**1, 2**) komprimierte Ansaugluft (**12**) erheizenden Bauteil zur Wärmezufuhr (**8**), mit wenigstens einer, die heisse Luft (**13**) aus dem Bauteil zur Wärmezufuhr (**8**) als Arbeitsmedium nutzenden Gasturbine (**3**), und mit wenigstens einem, an die Gasturbine (**3**) gekoppelten Generator (**5**), wobei Kühlmittel (**20, 21**) vorhanden sind, welche die Kühlung von wenigstens einem Teil der Ansaugluft (**10**), und/oder einem Teil von teilkomprimierter Ansaugluft (**11**) innerhalb des wenigstens einen Verdichters (**1, 2**), erlauben, welche Gasturbinenanlage **dadurch gekennzeichnet** ist, dass die Kühlmittel (**20, 21**) geeignet sind, wenigstens einen Teil des Luftmassenstromes vor oder innerhalb des Verdichters (**1, 2**) derart abzukühlen, dass die Luft- und/oder Bauteiltemperatur an kritischen Stellen (**30–38**) einen festgelegten, von der thermischen Widerstandsfähigkeit des an den kritischen Stellen (**30–38**) vorhandenen Bauteilmaterials vorgegebenen, maximalen Temperaturwert nicht überschreitet, und dass bei wenigstens einer der kritischen Stellen (**30, 38**) Temperaturmessvorrichtungen (**40**) angeordnet sind, deren gemessener Temperaturwert (**42**) zur gezielten Regelung oder Steuerung der Kühlmittel (**20, 21**) eingesetzt wird.
2. Gasturbinenanlage nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass es sich beim Bauteil zur Wärmezufuhr um eine Brennkammer (**8**), einen Katalysator oder einen Wärmetauscher handelt.
3. Gasturbinenanlage nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass zur gezielten Regelung oder Steuerung der Kühlmittel (**20, 21**) nicht die Temperatur an einer der kritischen Stellen (**30, 38**) gemessen wird, sondern eine andere messbare Grösse des Gasturbinenprozesses, welche indirekt ein Mass für den festgelegten, maximalen Temperaturwert an wenigstens einer der kritischen Stellen (**30, 38**) darstellt.
4. Gasturbinenanlage nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass wenigstens ein Teil der komprimierten oder teilkomprimierten Ansaugluft (**10**) abgezweigt wird und von dem Kühlmittel (**20**) gekühlt wird.
5. Gasturbinenanlage nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass ein Niederdruckverdichter (**1**) und ein Hochdruckverdichter (**2**) vorhanden sind, und dass insbesondere wenigstens ein Teil der aus dem Niederdruckverdichter (**1**) austretenden, teilkomprimierten Ansaugluft (**11**) von den Kühlmitteln (**21**) gekühlt wird.
6. Gasturbinenanlage nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass die Kühlmittel (**21**) die gesamte teilkomprimierte Ansaugluft (**11**) kühlen.
7. Gasturbinenanlage nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass die gesamte Ansaugluft (**10**) von Kühlmitteln (**20**) gekühlt wird.

8. Gasturbinenanlage nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass ausserdem wenigstens ein Abhitzekeessel (15) zur Wärmeaustausch-
ung angeordnet ist.
9. Gasturbinenanlage nach Anspruch 8, dadurch gekennzeichnet, dass ausserdem wenigstens eine Dampfturbine (4) angeordnet sind, wobei der Abhitzekeessel (15) mit den aus der Gasturbine (3) austretenden Abgasen (14) Dampf (18) zum Betrieb der Dampfturbine (4) erzeugt, und wobei insbesondere bevorzugt Gasturbine (3), Generator (5) und Dampfturbine (4) auf einer gemeinsamen Welle (6) gelagert sind.
10. Gasturbinenanlage nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass als wenigstens ein Kühlmittel (20, 21) ein von einem gekühlten Medium durchströmter Wärmetauscher vorgesehen ist, und die Temperatur des Kühlmediums in oder am Wärmetauscher und/oder die Menge des Kühlmediums durch den Wärmetauscher zur Begrenzung der gemessenen, vorgegebenen Temperatur geregelt wird.
11. Gasturbinenanlage nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass als wenigstens ein Kühlmittel (20, 21) ein an der Oberfläche benetzter Verdunstungskühler vorgesehen ist, und dass die über die Oberfläche des Kühlers geleitete Wassermenge zur Begrenzung der gemessenen Temperatur geregelt wird.
12. Gasturbinenanlage nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass als wenigstens ein Kühlmittel (20, 21) wenigstens eine Düse vorgesehen ist, mit welcher Wasser oder eine andere geeignete Flüssigkeit, oder ein Flüssigkeitsgemisch, fein verteilt eingedüst wird und damit die limitierende Prozessgrösse direkt oder indirekt geregelt wird.
13. Gasturbinenanlage nach Anspruch 12, dadurch gekennzeichnet, dass die über die Düsen eingedüste Wasser- oder Flüssigkeitsmenge zur Begrenzung der gemessenen Temperatur eingestellt wird, wobei zusätzlich zur Kühlungswirkung durch Verdunstung regelmässig oder andauernd die auf Grund der Wirkungsgradsteigerung temperaturabsenkende Wirkung einer Nassreinigung der Verdichterschaufeln während des Betriebes eingesetzt wird, indem regelmässig oder dauerhaft bewusst mehr Wasser eingedüst wird, als es der Sättigungsgrenze der Luft entspricht.
14. Gasturbinenanlage nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass die Temperaturmessvorrichtungen (40) die Temperaturmessung alternativ oder gleichzeitig an einer oder mehreren der folgenden Stellen erlauben: am Verdichtende (30,31), im Verdichterdiffusor (33), im Plenum vor Eintritt in die erste Brennkammer (32), an einer Stelle innerhalb des Verdichters (33), an einer Luftentnahmestelle des Verdichters, im Kühlsystem zur Turbinenkühlung (34), am Metall des Rotors (36), am Metall des Gehäuses der Gasturbine (37), am Metall der Beschaufelung des Verdichters (33), am Metall an Bauteilen der Brennkammer (38), am Metall der Beschaufelung oder im Heissgaskanal mindestens einer Turbine.
15. Verfahren zum Betrieb einer Gasturbinenanlage nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass die wenigstens eine begrenzende Prozessgrösse (42) der wenigstens einen direkten oder indirekten Messvorrichtung (40) einer Regeleinheit (41), insbesondere in Form eines Computers, zugeführt wird, und diese Regeleinheit (41) Steuersignale (43,

- 44) zur Regelung des wenigstens einen Kühlmittels (20,21) ausgibt.
16. Verfahren nach Anspruch 15, dadurch gekennzeichnet, dass zwei oder mehrere Messvorrichtungen kombiniert in der Regelung eingesetzt werden, wobei im wesentlichen diejenige Messung die Führung der Regelung übernimmt, die als erstes den ihr zugewiesenen Maximalwert erreicht.
17. Verfahren nach einem der Ansprüche 15 oder 16, dadurch gekennzeichnet, dass die Regelung der Kühlmittel (20, 21) bereits in einem gewissen Abstand, d. h. unterhalb des wenigstens einen gemessenen und führenden maximalen Temperaturwerts, einsetzt.
18. Verfahren nach einem der Ansprüche 15 bis 17, dadurch gekennzeichnet, dass die führende Grösse indirekt aus mindestens einer oder aus einer Kombination von mehreren Messwerten berechnet wird, insbesondere bevorzugt indem die Temperatur über eine Messung des Kompressor- oder Zwischendruckes, gegebenenfalls unter zusätzlicher Berücksichtigung der ambienten Umgebungstemperatur, ermittelt wird, oder indem die Position von mindestens einer verstellbaren Verdichtervorleitreihe, gegebenenfalls unter zusätzlicher Berücksichtigung der ambienten Umgebungstemperatur, verwendet wird, um den Betriebszustand, d. h. eine Temperaturabschätzung der kritischen Stellen zu ermitteln.

Hierzu 2 Seite(n) Zeichnungen

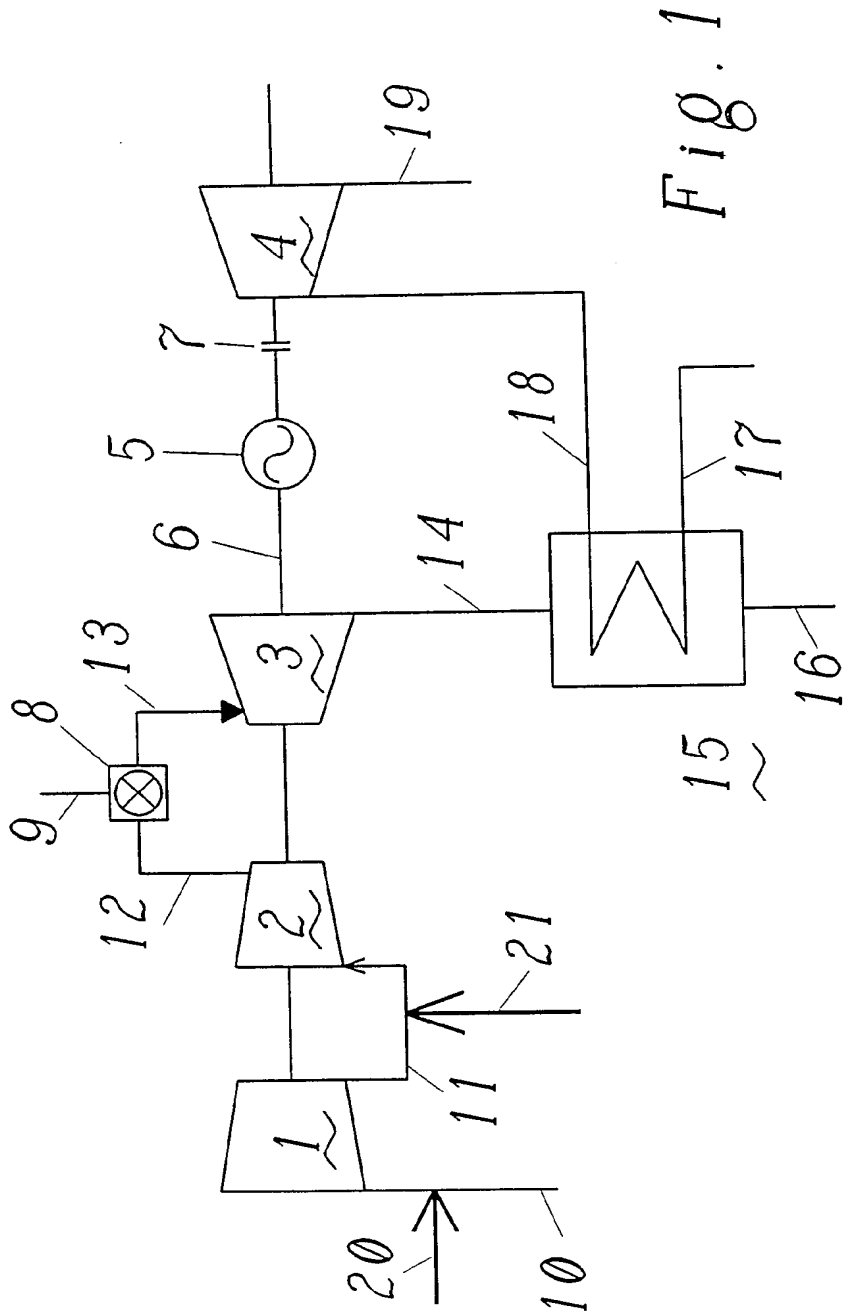


Fig. 1

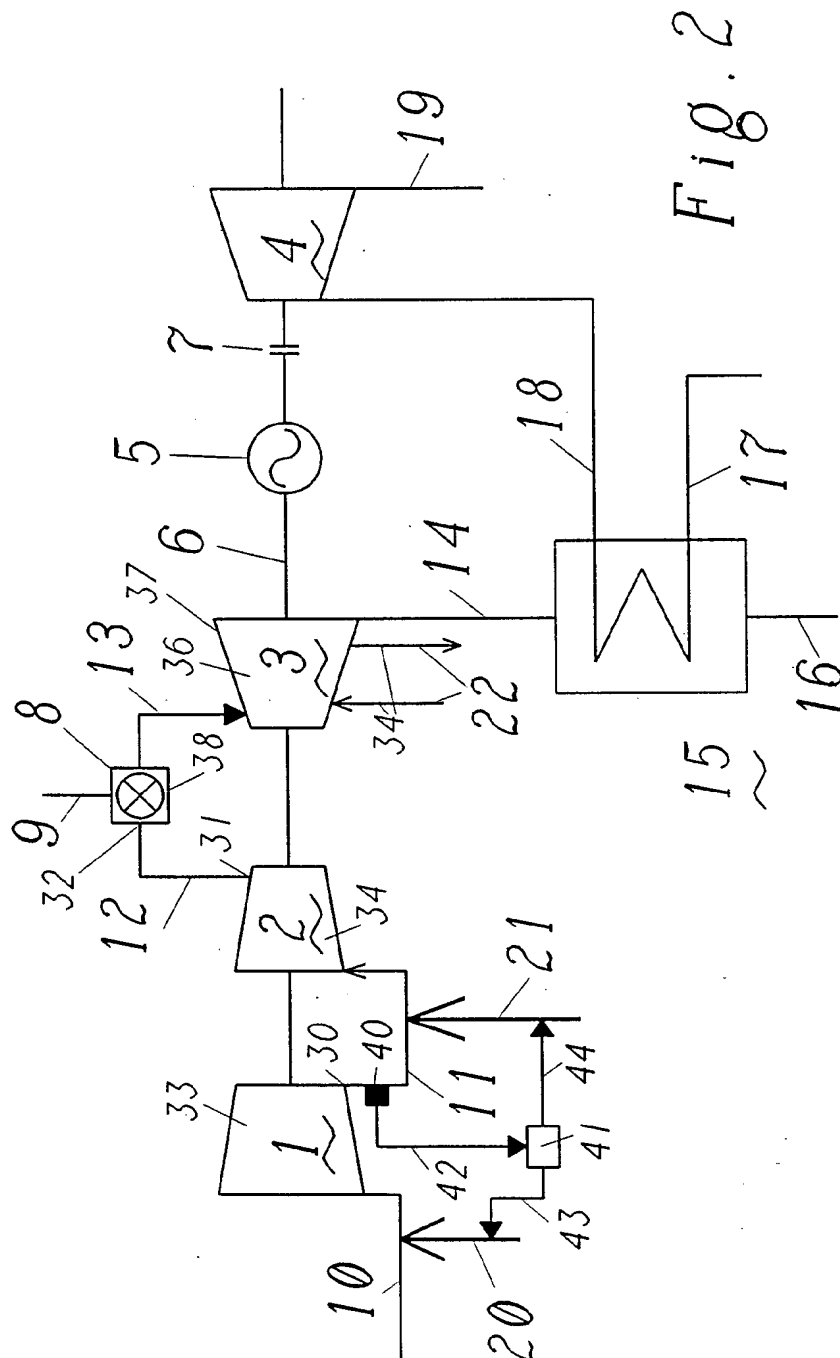


Fig. 2